

**EP-1134406-A2** teaches a fuel supply apparatus for an engine. A spring 38 is provided between a fuel distributor mounting projection 22 and a fuel injection valve 14. The spring 38 is held in contact with the projection 22. The fuel injection valve 14 is pressed to a stopper 28 of a mounting hole 12.

(19)



Europäisches Patentamt  
European Patent Office  
Office européen des brevets

(11)

**EP 1 134 406 A2**

(12)

**EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG**

(43) Veröffentlichungstag:  
19.09.2001 Patentblatt 2001/38

(51) Int. Cl. 7: F02M 55/00, F02M 69/46

(21) Anmeldenummer: 01105945.8

(22) Anmeldetag: 09.03.2001

(84) Benannte Vertragsstaaten:  
AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LI  
LU MC NL PT SE TR  
Benannte Erstreckungsstaaten:  
AL LT LV MK RO SI

38436 Wolfsburg (DE)

(72) Erfinder:  
Lippert, Eduard  
38547 Calberlah (DE)  
Höfner, Dirk  
91809 Weißenheim (DE)

(30) Priorität: 16.03.2000 DE 10012759

(71) Anmelder: Volkswagen Aktiengesellschaft

**(54) Brennkraftmaschine mit Einspritzventilen**

(57) Die Erfindung betrifft eine Brennkraftmaschine, insbesondere Ottomotor mit Direkteinspritzung, insbesondere für ein Kraftfahrzeug, mit einem Zylinderkopf (10) mit Aufnahmebohrungen (12) für jeweilige Einspritzventile (14) und mit einer Kraftstoffverteilerleiste (22), welche die Einspritzventile (14) miteinander sowie mit einer Kraftstoffzuführung verbindet und bzgl. des Zylinderkopfes (10) fixiert angeordnet ist, wobei zwischen Kraftstoffverteilerleiste (22) und Einspritzventil (14) ein Federelement (38) derart angeordnet ist, daß sich dieses an der Kraftstoffverteilerleiste (22) abstützt und das Einspritzventil (14) in Richtung der Aufnahmebohrung (12) mit Kraft beaufschlagt und gegen einen Anschlag (28) in der Aufnahmebohrung (12) drückt. Hierbei ist der Anschlag (28) in der Aufnahmebohrung (12) plan ausgebildet und zwischen dem Einspritzventil (14) und dem Anschlag (28) ein Sitzring (30) mit einer

einspritzventilseitigen Anschlagflache (34) und einer anschlagseitigen Anschlagflache (32) vorgesehen, wobei die einspritzventilseitige Anschlagflache (34) des Sitzringes (30) gekrümmt oder kegelförmig und die anschlagseitige Anschlagflache (32) des Sitzringes (30) plan ausgebildet ist.

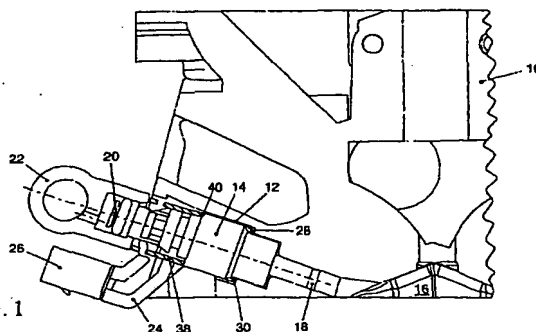


FIG. 1

EP 1 134 406 A2

## Beschreibung

**[0001]** Die Erfindung betrifft eine Brennkraftmaschine, insbesondere Ottomotor mit Direkteinspritzung, insbesondere für ein Kraftfahrzeug, mit einem Zylinderkopf mit Aufnahmebohrungen für jeweilige Einspritzventile und mit einer Kraftstoffverteilerleiste, welche die Einspritzventile miteinander sowie mit einer Kraftstoffzuführung verbindet und bzgl. des Zylinderkopfes fixiert angeordnet ist, wobei zwischen Kraftstoffverteilerleiste und Einspritzventil ein Federelement derart angeordnet ist, daß sich dieses an der Kraftstoffverteilerleiste abstützt und das Einspritzventil in Richtung der Aufnahmebohrung mit Kraft beaufschlagt und gegen einen Anschlag in der Aufnahmebohrung derart, gemäß dem Oberbegriff des Anspruchs 1.

**[0002]** Aus der DE 197 48 593 A1 ist eine Hochdruck-Kraftstoffeinspritzvorrichtung für eine Brennkraftmaschine, wie beispielsweise für einen Otto-Motor, bekannt, welche Einspritzventile für eine Benzin-Direkteinspritzung sowie einen diesen Einspritzventilen vorgeschalteten Kraftstoff-Hochdruckspeicher (common rail) umfaßt. Zur Erzielung einer im Aufbau einfachen und leicht montierbaren Einspritzvorrichtung wird vorgeschlagen, daß der Hochdruckspeicher mit lösbar gehaltenen Einspritzventilen eine Montageeinheit bildet und diese in Montagerichtung der Einspritzventile am Maschinengehäuse lösbar festgelegt ist, wobei zwischen dem im Maschinengehäuse auf Anschlag angeordneten Einspritzventilen und den sie über Steckverbindungen aufnehmenden Anschlußstutzen des Hochdruckspeichers ein kraftübertragend angeordnetes Federelement, wie beispielsweise eine Tellerfeder, vorgespannt angeordnet ist. Hierbei ergibt sich jedoch der Nachteil, daß die Aufnahmebohrungen sowie die Anschlußstutzen des Hochdruckspeichers mit besonders geringer Toleranz gefertigt sein müssen, da sich ansonsten durch Fehlanpassungen Undichtigkeiten innerhalb der Aufnahmen der Einspritzventile ergeben.

**[0003]** Der vorliegenden Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Brennkraftmaschine der obengenannten Art dahingehend zu verbessern, daß eine Teilevielfalt, Kosten und ein Montageaufwand bzgl. der Kraftstoffeinspritzung reduziert wird.

**[0004]** Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß durch eine Brennkraftmaschine der o.g. Art mit den in Anspruch 1 gekennzeichneten Merkmalen gelöst. Vorteilhafte Ausgestaltungen der Erfindung sind in den abhängigen Ansprüchen angegeben.

**[0005]** Dazu ist es erfindungsgemäß vorgesehen, daß der Anschlag in der Aufnahmebohrung plan ausgebildet ist und zwischen dem Einspritzventil und dem Anschlag ein Sitzring mit einer einspritzventilseitigen Anschlagfläche und einer anschlagseitigen Anschlagfläche vorgesehen ist, wobei die einspritzventilseitige Anschlagfläche des Sitzringes gekrümmt oder kegelförmig und die anschlagseitige Anschlagfläche des Sitzringes plan ausgebildet ist (oder umgekehrt).

**[0006]** Dies hat den Vorteil, daß eine gelenkige Verbindung zwischen der Kraftstoffverteilerleiste und dem Einspritzventil zur Verfügung steht, welche Toleranzen ausgleichend das Einspritzventil in der Aufnahmebohrung axial und radial fixiert, wobei das Einspritzventil anschlagend an dem Sitzring innerhalb der Aufnahme in einem vorbestimmten Bereich verkippen kann, ohne daß sich an dieser Stelle Undichtigkeiten ergeben. Hierbei kann der Sitzring auf seiner Planfläche radial ausweichen, wobei durch die gekrümmte oder ballige Anschlagfläche, welche trotzdem immer eine geschlossene Berührungslinie bzw. -fläche an der Berührungskontur zwischen Einspritzventil und Sitzring bzw. zwischen Sitzring und Anschlag erhalten bleibt. Somit ist eine Zwischenrinne zwischen Kraftstoffverteilerleiste und Einspritzventil zum Ausgleich von Toleranzen sowie eine sich aufgrund der Zwischenrinne ergebende Dichtungsstelle eingespart. Dies reduziert einen Montageaufwand und entsprechende Herstellungs- und Montagekosten.

**[0007]** Zur weiteren Vereinfachung der Montage sind das Federelement und der Sitzring derart ausgebildet, daß diese zusammen mit dem Einspritzventil zu einer Einheit verbindbar sind. Dies ermöglicht eine Vormontage von Einspritzventil, Sitzring und Federelement, so daß diese Teile nicht einzeln in die Aufnahmebohrung für das Einspritzventil aufgenommen werden müssen.

**[0008]** Eine weitere Verbesserung der Berührungskontur zwischen Einspritzventil und Sitzring erzielt man dadurch, daß eine Kontur einer an der einspritzventilseitigen Anschlagfläche des Sitzringes anschlagenden Fläche, welche des Einspritzventils ballig ausgebildet ist.

**[0009]** Zweckmäßigerweise ist der Sitzring aus Kunststoff hergestellt, wobei optional der Sitzring eine Einrichtung zum Verbinden mit dem Federelement, insbesondere mittels Einklipsen, aufweist.

**[0010]** Zum Sicherstellen einer korrekten Ausrichtung eines Einspritzstrahls des Einspritzventils, insbesondere bei Einspritzventilen mit asymmetrischem Einspritzstrahl, ist das Federelement derart ausgebildet, daß es mechanisch zusammenwirkend mit einer Einrichtung an der Kraftstoffverteilerleiste eine Verdrehsicherung des Einspritzventils in der Aufnahmebohrung ausbildet.

**[0011]** Zweckmäßigerweise ist ein Dichttring zwischen Einspritzventil und Aufnahmebohrung derart angeordnet und ausgebildet, daß bei einem Verkippen des Einspritzventils in der Aufnahmebohrung eine Verspannung vermieden ist.

**[0012]** Weitere Merkmale, Vorteile und vorteilhafte Ausgestaltungen der Erfindung ergeben sich aus den abhängigen Ansprüchen, sowie aus der nachstehenden Beschreibung der Erfindung anhand der beigefügten Zeichnungen. Diese zeigen in

Fig. 1 einen Teil einer bevorzugten Ausführungsform eines Zylinderkopfes einer erfindungsgemäßen Brennkraftmaschine in schematischer Schnittansicht,

- Fig. 2 eine Schnittansicht einer bevorzugten Ausführungsform eines Sitzringes,  
 Fig. 3 eine alternative bevorzugte Ausführungsform einer Anordnung aus Sitzring und Federelement, welche zu einer Einheit verbindbar sind, in perspektivischer Ansicht und  
 Fig. 4 in Schnittansicht.

**[0013]** Der aus Fig. 1 ersichtliche Zylinderkopf 10 eines ansonsten nicht näher dargestellten Otto-Motors umfaßt eine Aufnahmebohrung 12 für ein Hochdruck-Einspritzventil 14, welches direkt in einen Brennraum 16 Kraftstoff einspritzt. Ein Dichtring 18 umgreift das Hochdruck-Einspritzventil 14 und dichtet die Aufnahmebohrung 12 gegen den Brennraum 16 ab. An einem Einspritzventil-Ende 20 ist das Hochdruck-Einspritzventil 14 mit einer Kraftstoffverteilerleiste 22 (common rail) verbunden, welche mehrere zylinderindividuelle Einspritzventile miteinander und mit einer nicht dargestellten Kraftstoffzuführung verbindet. An einem Ausleger 24 ist ferner eine Steckvorrichtung 26 zum Verbinden mit einer nicht dargestellten Ventilsteuerung vorgesehen.

**[0014]** In der Aufnahmebohrung 12 ist ein Anschlag 28 plan und etwas tiefer als blick ausgebohrt. In diesem Bereich ist zwischen Anschlag 28 und Hochdruck-Einspritzventil 14 ein Sitzring 30 angeordnet. Wie aus Fig. 2 ersichtlich, ist eine am Anschlag 28 anliegende Fläche 32 des Sitzringes 30 ebenfalls plan ausgebildet. Eine weitere, gegen überliegende Anschlagfläche 34 des Sitzringes 30 für das Hochdruck-Einspritzventil 14 ist dagegen kegelförmig oder, wie mit Linie 36 angedeutet, ballig ausgebildet. Alternativ kann die gekrümmte oder ballige Anschlagfläche 34 des Sitzringes 30 auch dem Anschlag 28 zugewandt sein. Hier ist dann die plane Anschlagfläche 32 dem Hochdruck-Einspritzventil 14 zugewandt.

**[0015]** Wie weiterhin aus Fig. 1 ersichtlich, ist zwischen Kraftstoffverteilerleiste 22 und Hochdruck-Einspritzventil 14 ein Federelement 38 angeordnet, welches sich an der Kraftstoffverteilerleiste 22 abstützt und an einer Schulter 40 des Hochdruck-Einspritzventils 14 anschließt. Das Federelement 38 ist dabei mit einer Vorspannung derart eingebaut, daß dieses das Hochdruck-Einspritzventil 14 gegen den Sitzring 30 drückt.

**[0016]** Bei der Montage wird der Sitzring 30 auf das Hochdruck-Einspritzventil 14 aufgeschoben und mit diesem zusammen in die Aufnahmebohrung 12 im Zylinderkopf 10 bis auf Anschlag eingeführt. Axial ist das Hochdruck-Einspritzventil 14 nun fixiert. Radial läßt es sich noch mit dem Sitzring 30 an der planen Fläche 28 in alle Richtungen begrenzt bewegen bzw. verkippen. Wird nun die Kraftstoffverteilerleiste 22 auf das Hochdruck-Einspritzventil 14 aufgeschoben, so richtet sich dieses nach entsprechenden Aufnahmebohrungen der Kraftstoffverteilerleiste 22 aus und verkippt ggf. auf dem Sitzring 30 in der Aufnahmebohrung 12. Der Sitzring 30 kann hierbei mit seiner planen Seite 32 radial ausweichen, wobei durch die kegelige oder ballige Ausformung der Anschlagseite 34 immer eine geschlossene Anschlagfläche bzw. -linie zwischen Hochdruck-Einspritzventil 14 und Sitzring 30 sichergestellt ist. Sofern die kegelig oder ballig ausgeformte Anschlagseite 34 dem Anschlag 28 zugewandt ist, ist immer eine geschlossene Anschlagfläche bzw. -linie zwischen Sitzring 30 und Anschlag 28 sichergestellt. Allgemein wird durch den Sitzring 30, wie auch immer dieser ausgerichtet ist, eine gelenkartige Anlage zwischen Hochdruck-Einspritzventil 14 und Anschlag 28 erzielt.

**[0017]** Bei weiterem Einführen der Kraftstoffverteilerleiste 22 auf seine endgültige Position drückt die Kraftstoffverteilerleiste 22 auf das Federelement 38 und preßt somit das Hochdruck-Einspritzventil 14 axial und radial fest. Durch das begrenzte Verkippen des Hochdruck-Einspritzventils 14 erfolgt automatisch ein Ausgleich von Toleranzen, welche sich ggf. zwischen der Kraftstoffverteilerleiste 22 und den Aufnahmebohrungen 12 ergeben. Sonstliche Einspritzventilhalter und toleranzausgleichende Zwischenlösungen zwischen Kraftstoffverteilerleiste 22 und Hochdruck-Einspritzventils 14 können entfallen, wobei gleichzeitig Undichtigkeiten im Bereich des Anschlages 28 der Aufnahmebohrung 12 durch toleranzbedingtes verkippen des Hochdruck-Einspritzventils 14 vermieden sind.

**[0018]** Bei der aus Fig. 3 und 4 ersichtlichen Ausführungsform sind das Federelement 38 und der Sitzring 30 derart ausgebildet, daß diese zusammen mit dem Einspritzventil 14 zu einer Einheit, beispielsweise mittels einklippen, verbindbar sind. Hierzu weist der Sitzring zwei Arme 42 auf, welche sich entlang des Einspritzventils über die Schulter 40 erstrecken und an ihren Enden jeweils eine Nase 44 aufweisen, die in eine entsprechende Ausnehmung 46 am Federelement 38 greift. Die so vormontierte Einheit aus Einspritzventil 14, Federelement 38 und Sitzring 30 kann dann bei der Montage des Zylinderkopfes einfach in eine entsprechende Aufnahmebohrung 12 eingeschoben werden, wobei Sitzring 30 sowie Federelement 38 sofort richtig positioniert sind.

**[0019]** Ferner ist aus Fig. 4 eine Ausführungsform des Dichtringes 18 ersichtlich, welche eine Verspannung im Bereich des Dichtringes 18 bei einem Verkippen des Einspritzventils 14 in der Aufnahmebohrung 12 verhindert. Hierzu weist das Einspritzventil 14 an einer entsprechenden Stelle eine Einschnürung auf, welche von dem Dichtring vollständig ausgefüllt wird.

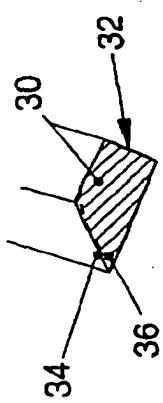
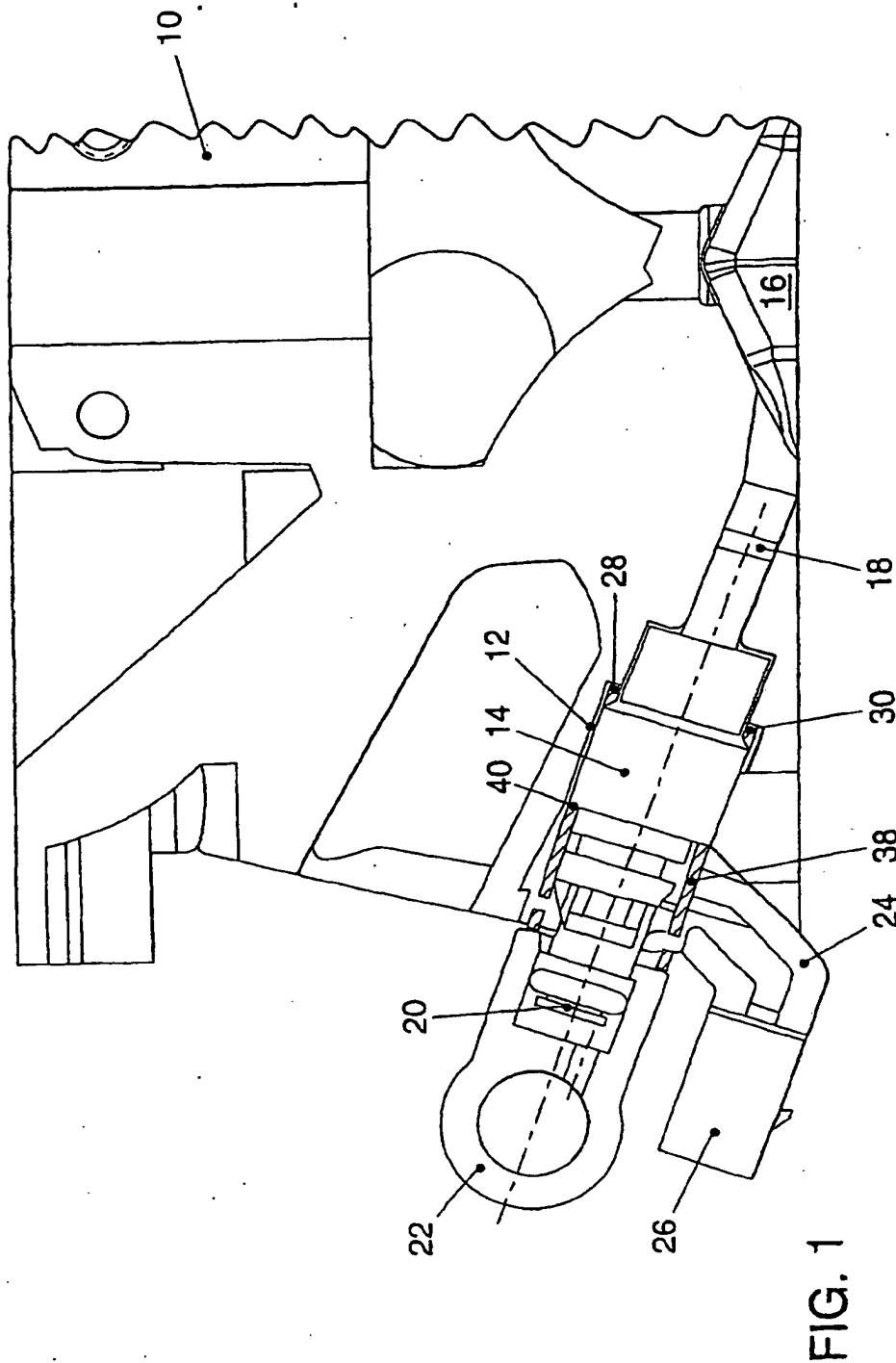
## Patentansprüche

1. Brennkraftmaschine, insbesondere Ottomotor mit Direkteinspritzung, insbesondere für ein Kraftfahrzeug, mit einem Zylinderkopf (10) mit Aufnahmebohrungen (12) für jeweilige Einspritzventile (14) und mit einer Kraftstoffverteilerleiste (22), welche die Einspritzventile (14) miteinander sowie mit einer Kraftstoffzuführung verbindet und bzgl. des Zylinderkopfes (10) fixiert angeordnet ist, wobei zwischen Kraftstoffverteilerleiste (22) und Einspritzventil (14) ein Federelement (38) derart angeordnet ist, daß sich dieses an der Kraftstoffverteilerleiste (22) abstützt und das Einspritzventil (14) in Richtung der Aufnahmebohrung (12) mit Kraft beaufschlagt und gegen einen Anschlag (28) in der Aufnahmebohrung (12) drückt, **dadurch gekennzeichnet, daß der Anschlag (28) in der Aufnahmebohrung (12) plan ausgebildet ist und zwischen dem**

**EP 1 134 406 A2**

Einspritzventil (14) und dem Anschlag (28) ein Sitzring (30) mit einer einspritzventilseitigen Anschlagfl.,che (34) und einer anschlagseitigen Anschlagfl.,che (32) vorgesehen ist, wobei die einspritzventilseitige Anschlagfl.,che (34) des Sitzringes (30) gekrümmt oder kegelförmig und die anschlagseitige Anschlagfl.,che (32) des Sitzringes (30) plan ausgebildet ist, oder umgekehrt.

- 5      2. Brennkraftmaschine nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, daß** die einspritzventilseitige Anschlagfl.,che (34) des Sitzringes (30) ballig ausgebildet ist.
- 10      3. Brennkraftmaschine nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet, daß** das Federelement (38) und der Sitzring (30) derart ausgebildet sind, daß diese zusammen mit dem Einspritzventil (14) zu einer Einheit verbindbar sind.
- 15      4. Brennkraftmaschine nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** eine Kontur einer an der einspritzventilseitigen Anschlagfl.,che (34) des Sitzringes (30) anschlagenden Fl.,che des Einspritzventils (14) ballig ausgebildet ist.
- 20      5. Brennkraftmaschine nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** der Sitzring (30) aus Kunststoff hergestellt ist.
- 25      6. Brennkraftmaschine nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** der Sitzring (30) eine Einrichtung zum Verbinden mit dem Federelement (38), insbesondere mittels Einklipsen, aufweist.
- 30      7. Brennkraftmaschine nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** das Federelement (38) derart ausgebildet ist, daß es mechanisch zusammenwirkend mit einer Einrichtung an der Kraftstoffverteilerleiste (22) eine Verdrehsicherung des Einspritzventils (14) in der Aufnahmebohrung (12) ausbildet.
- 35      8. Brennkraftmaschine nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** ein Dichtring (18) zwischen Einspritzventil (14) und Aufnahmebohrung (12) derart angeordnet und ausgebildet ist, daß bei einem Verkippen des Einspritzventils (14) in der Aufnahmebohrung (12) eine Verspannung vermieden ist.
- 40
- 45
- 50
- 55



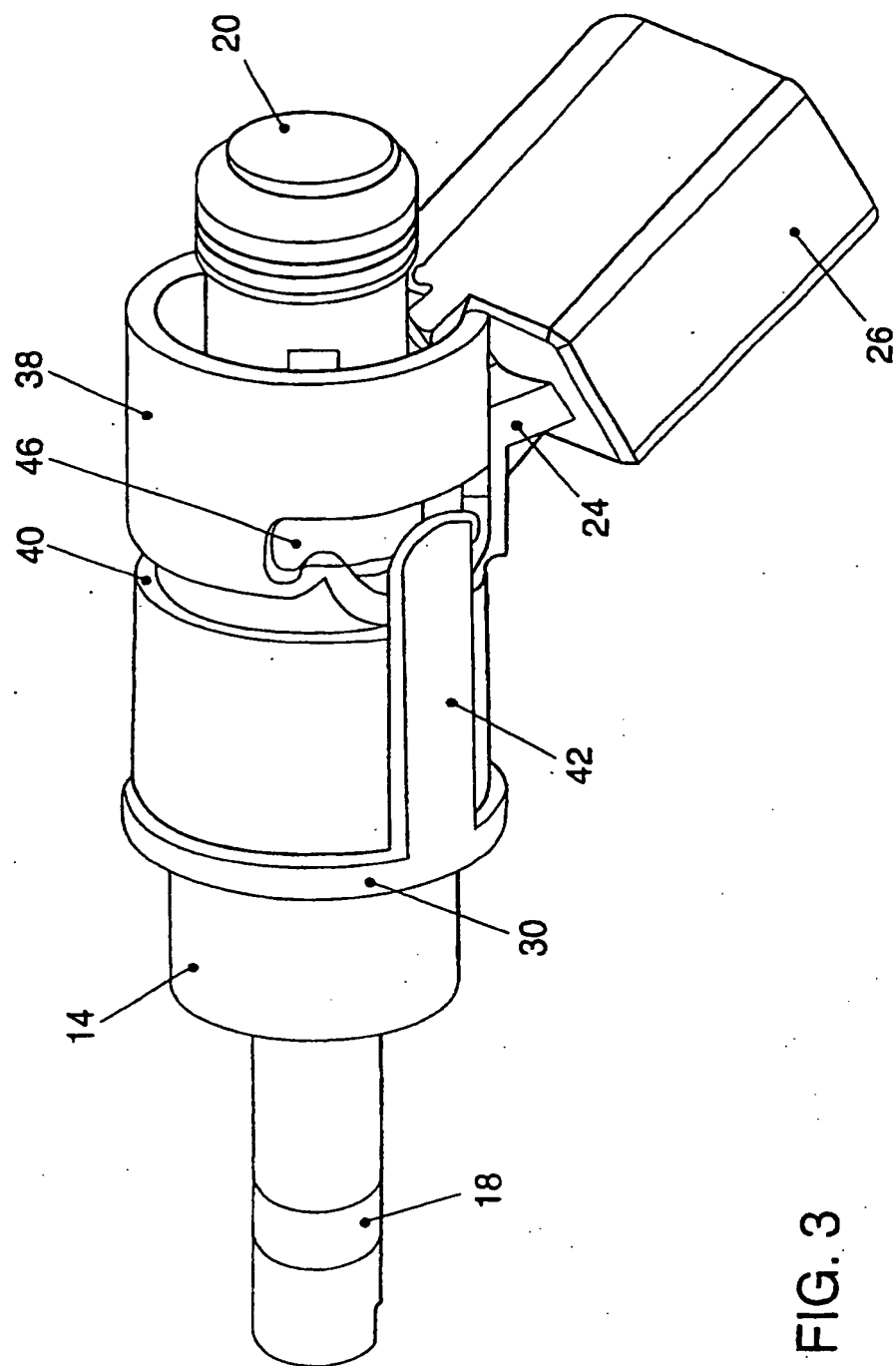


FIG. 3

